PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

11-252851

(43) Date of publication of application: 17.09.1999

(51)Int.CI.

HO2K 5/24

B62D 5/04

(21)Application number: 10-049353

(71)Applicant: NIPPON SEIKO KK

(22)Date of filing:

02.03.1998

(72)Inventor: ENDO SHUJI

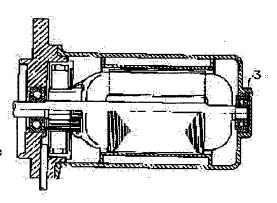
TAKAHASHI MINORU MIYAZAWA YASUSHI

(54) MOTOR-DRIVEN POWER STEERING MOTOR

(57) Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To prevent oscillation and operating noise from emitting out of a yoke, and reduce operating noise, by inserting a damping material between a bearing stored in a storage space and a storage space.

SOLUTION: In this brush type DC motor, an O-ring 3 of nitrile rubber is inserted as an angular damping material between a bearing 2 for bearing the end of a rotating shaft 11 and a yoke bearing housing 8. The oscillation of the rotating shaft 11 and the oscillating noise transmitted by the rotating shaft 11 depend on the degree of the imbalance of a rotor, the dimensions of the rotating shaft 11, the bearing 2, and the yoke bearing housing 8; and a clearance between the bearing 2 and the yoke bearing housing 8. Therefore, the shape of the O-ring 3 is designed in consideration of them. It is thus possible to reduce operating noise caused by the oscillation of the rotating shaft, and the transmission of the oscillation and operating noise from the bearing to the housing.



LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

19.03.2002

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]
[Date of extinction of right]

Copyright (C); 1998,2003 Japan Patent Office

(19)日本国特許庁 (JP) (12) 公開特許公報 (A) (11)特許出願公開番号

特開平11-252851

(43)公開日 平成11年(1999)9月17日

(51) Int.Cl.⁶

識別記号

FΙ

H02K 5/24

B62D 5/04

H 0 2 K 5/24 B 6 2 D 5/04 В

審査請求 未請求 請求項の数6 OL (全 6 頁)

(21)出願番号

特願平10-49353

(71)出願人 000004204

日本精工株式会社

(22)出願日 平成10年(1998) 3月2日 東京都品川区大崎1丁目6番3号

(72)発明者 遠藤 修司

群馬県前橋市島羽町78番地 日本精工株式

会社内

(72)発明者 高橋 稔

群馬県前橋市島羽町78番地 日本精工株式

会社内

(72)発明者 宮沢 靖

群馬県前橋市鳥羽町78番地 日本精工株式

会社内

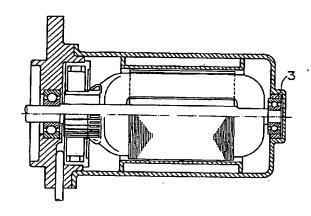
(74)代理人 弁理士 岡部 正夫 (外11名)

(54) 【発明の名称】 電動式パワーステアリング装置用モータ

(57)【要約】

【課題】 電動式パワーステアリング装置用モータの作 動音の低減

【解決手段】 通電されることにより回転力を発生させ るコイルを有するロータが固定され該ロータと一体とな り回転する回転軸と、出力側及び反出力側端部に於いて 回転軸を回転可能に支持する2個の軸受と、反出力側端 部の軸受を収納する凹形状の収納部分及びヨークとを有 するモータハウジングとからなるモータに於いて、凹形 状の収納部に収納される軸受と収納部との間に吸振材を 挿入するとととした。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 通電されることにより回転力を発生させ るコイルを有するロータが固定され該ロータと一体とな り回転する回転軸と、出力側及び反出力側端部に於いて 該回転軸を回転可能に支持する2個の軸受と、該回転軸 の反出力側端部の軸受を収納する凹形状の収納部分及び ヨークとを有するモータハウジングとからなるモータに 於いて、前記一方の軸受と前記収納部との間に吸振材が 挿入されていることを特徴とする電動式パワーステアリ ング装置用モータ。

【請求項2】 請求項1記載のモータであって、前記吸 振材の内径部に複数の凹部が形成されていることを特徴 とする電動式パワーステアリング装置用モータ。

【請求項3】 請求項1記載のモータであって、前記一 方の軸受がすべり軸受であることを特徴とする電動式バ ワーステアリング装置用モータ。

【請求項4】 通電されるコイルにより回転力を発生さ せられる磁石を有するロータが固定され該ロータと一体 となり回転する回転軸と、出力側及び反出力側端部に於 いて該回転軸を回転可能に支持する2個の軸受と、該回 20 転軸の反出力側端部の軸受を収納する凹形状の収納部分 及びヨークとを有するモータハウジングとからなるモー タに於いて、前記一方の軸受と前記収納部との間に吸振 材が挿入されていることを特徴とする電動式パワーステ アリング装置用モータ。

【請求項5】 請求項4記載のモータであって、前記吸 振材の内径部に複数の凹部が形成されていることを特徴 とする電動式パワーステアリング装置用モータ。

【請求項6】 請求項4記載のモータであって、前記― ワーステアリング装置用モータ。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、車両等のステアリ ングにおいて、手動の操舵力を補助する電動式パワース テアリング装置用のDCモータの改良に関し、特にヨー クを通じて放出される作動音の低減化を図ったDCモー タに関するものである。

[0002]

【従来技術】車両の電動式パワーステアリング装置は、 補助操舵トルクとなる電動モータの回転出力を減速して 手動操舵機構の出力軸に伝達し、ステアリングホイール に印加された手動操舵力を補助して、車輪の転舵を行う ものである。

【0003】ことで、従来から用いられている電動式バ ワーステアリング装置用の電動モータの代表例の一つで あるブラシタイプDCモータについて述べる。図7A は、ブラシタイプのDCモータの軸方向略断面図を示 し、略円筒部7 a と、ヨーク軸受ハウジング8が中央部 に形成された略円形端面部7 b とからなるヨーク7 と、

ヨーク7の円筒部7 a の開口に取り付けられるフロント ブラケット9とによってモータハウジング12が形成さ れている。ヨーク円筒部7aの内周には永久磁石6が固 定され、ヨーク軸受ハウジング8にはベアリング2が収 納され、一方フロントブラケット9の中心部分にはベア リング1が固定されている。

【0004】ベアリング1、2は、回転軸11を回転可 能に支持し、回転軸11の右端はベアリング2で止まっ ており、左端はモータハウジング12の外部にベアリン 10 グ1を貫通して延在し、不図示の出力軸と係合して出力 軸と一体的に回転する。また、ベアリング2の外輪部分 とヨーク軸受ハウジング8との間には、回転軸に対して 軸心に沿ってベアリング1方向に予圧を与えるために皿 バネ20が保持されている。

【0005】更に、回転軸11には回転軸11に回転力 を発生させるアーマチェアコイル15がロータ16を介 して永久磁石6に対向して固定されており、アーマチェ アコイル15には回転軸11と一体になって回転すると 同時にアーマチェアコイル15に通電するコミュテータ 17が接続されている。尚、コミュテータ17に対する 通電は、モータハウジング12に固定されたブラシホル ダ18によって保持されてコミュテータ17と電気的な 接触を保持するブラシ19とコミュテータ方向に付勢力。 を与えるブラシスプリング18aとによって行われる。 【0006】更に、ヨーク7、永久磁石6、アーマチェ アコイル15及びロータ16の配置について、図7A中 の7B-7Bに沿った断面面である図7Bに示す。ロー タ16には軸心方向に一定の深さを有し且つ軸方向に延 在する複数の溝25が形成され、その溝の内部にアーマ 方の軸受がすべり軸受であることを特徴とする電動式パ 30 チェアコイル 15 が巻かれている。尚、ロータ 16 には アーマチェアコイル15が溝25から抜けた場合にはア ーマチェアコイル15がロータ16と永久磁石6との間 でかじる場合があり、また抜けない場合に於いてもアー マチェアコイル15が溝25内部で動くことにより安定 したロータ16の回転が得られなくなる場合がある。 【0007】とのため、アーマチェアコイル15が溝部 25 に於いて移動することを防止するために突出部26 が設けられているが、この突出部26の効果だけではア ーマチェアコイル抜け落ちの防止効果及び固定効果が不 40 十分であるために開放部27や、コイルがロータから露

> [0008]尚、電動式パワーステアリング装置用に用 いられるモータの主なものとして他にブラシレスDCモ ータがあるが、上述のブラシタイプDCモータと異なる 点は、回転体部分に永久磁石6が固定されており、ハウ ジング側にアーマチェアコイル15及びアーマチェアコ イルに対する通電用の構成物が固定されているだけのた めとこでは詳細な説明は省略する。

> 出している部分16aに対して樹脂コーティング28を

[0009]

行っている。

3 _

【発明が解決しようとする課題】近年、車両には居住性の向上等を目的として車両の様々な構成要素から発生する振動及び作動音の低減が求められており、このことは電動式パワーステアリング装置についても同様である。特にコラムタイプの電動式パワーステアリング装置したのいては、電動式パワーステアリング装置自体の作動音をできるだけ低減する必要があった。

【0010】しかるに、電動式パワーステアリング装置用モータの回転軸11を支持するベアリング1、2のうち、一方のベアリング1はブラケット9によって軸方向、半径方向ともに固定されて回転軸11を支持している。しかし、他方のベアリング2を収納するヨーク神受ハウジング8は、低コスト下のためにヨーク7と一体成形していることからベアリング1を組み付けるブラケット9の内径部とベアリング2を組み付けるヨーク軸受ハウジング8の内径部の同軸度を高精度に保つことは困難である。従って、ベアリング2を組み付けるヨーク軸受ハウジング8の内径部と、ベアリング2の外径部のはめあい隙間を拡げて、ガタを生じさせることにより組み立て作業を容易にしている。このためベアリング2は一般に軸方向を主として支持し、軸の半径方向に対してはほとんど支持する機能を有しない構造となっている。

【0011】ところが、ブラシタイプDCモータに於いては、図7Bで説明したように、回転部分のバランスは回転部分を構成するアーマチェアコイル15の巻き方及び樹脂モールド28の状態に大きく依存し、予期できない回転体のアンバランスが常に生じた状態でブラシタイプDCモータを使用せねばならない。その結果、ブラシタイプDCモータに於いては(1)ブラシの摺動音及び振動音、(2)整流時に発生する振動音、(3)回転体 30のアンバランスが原因となり発生する振動音等が発生し、特に(3)による軸心に対する回転のブレは

(1)、(2)の振動音を増大させている。これらの振動及び作動音は、特に回転軸11、ベアリング2、ヨーク軸受ハウジング8の順に伝搬し、ヨーク7から外部に放射されることとなる。

【0012】これに対して、ブラシレスDCモータに於いては、アーマチェアコイル15に通電するためのブラシ19等による摺動及び整流動作が無いためこれらに起因する上述(1)、(2)の振動音は存在しない。しか 40し、アーマチェアコイル15の変わりに回転体に取り付けられる永久磁石6の取り付けのアンバランスが原因となる上述の(3)に対応する振動が発生し、この振動音が、回転軸11、ベアリング2、ヨーク軸受ハウジング8の順に伝搬し、ヨーク7から外部に放射されることとなる。

【0013】そこで本願発明は、係る問題に鑑み、上記 振動及び騒音の原因となる軸心に対する回転のブレ及び これらの伝搬経路に着目し、上記(1)から(3)の振 動及び作動音のヨークからの放射を防止することによ り、作動音を低減した電動式パワーステアリング装置用 モータを提供することを目的とする。

[0014]

【課題を解決するための手段】上述の課題を解決するために本発明に係る電動式パワーステアリング装置用モータは、通電されることにより回転力を発生させるコイルあるいは永久磁石を有するロータが固定され該ロータと一体となり回転する回転軸と、出力側及び反出力側端部に於いて回転軸を回転可能に支持する2個の軸受と、反出力側端部の軸受を収納する凹形状の収納部分及びヨークとを有するモータハウジングとからなるモータに於いて、収納部に収納される軸受と収納部との間に吸振材を挿入することとした。

【0015】更に、本発明に係る電動式パワーステアリング装置用モータは、収納部に収納される軸受をすべり軸受とし、更にすべり軸受と収納部との間に吸振材を挿入することとしている。

[0016]

【作用】電動式パワーステアリング装置用モータの回転 20 軸の振動が最大振幅を有すると考えられるベアリング2 の取付部分において、ベアリング2 の外輪とヨークとの間に円環状の弾性体を吸振材として挿入することにより、弾性体により軸の振動に対する強制減衰が行われることとなる。

[0017] 吸振材である円環状の弾性体は、ブチルゴム、ニトリルゴム等のゴムあるいは樹脂材料等の強制減衰能を有する弾性材料であれば良く、その形状については、一般的な0リングを例とする鉛管形状あるいはより強制減衰能を高める楕円形状、多角形状又は軸心に対して変心した形状とするとより好ましい。更に、円環状の弾性体の内径部分に複数の凹部を形成し、軸の半径方向の荷重変動に対する減衰効果をより高める構造としてもよい。

【0018】更に、振動及び作動音の伝搬経路であるベアリング2の外輪とヨークとの間に、振動及び作動音を吸収若しくは低減せしめる効果を有する吸振材を挿入することにより、ヨーク軸受ハウジング部分を利用したダイナミックダンパーを構成し、ヨークからの作動音の放射を防止する効果も得られる。この場合、作動音の伝搬をより効率よく低減せしめるために、吸振材の形状を上述の円環状の部分だけでなくさらにベアリング2の軸端方向の端面とヨーク軸受端面との間に挿入される部分を加えてものとしてもよい。

【0019】また、ダンパー材の挿入により、ベアリング2を組み付ける際に要求される組立精度が低くてもよくなり、例えば焼結法により形成された粉末冶金系軸受等をすべり軸受である含油軸受としてベアリング2に変えて用いることが可能となる。この場合には、軸受重量による付加重量効果によって、回転軸自体に内部振動減50 衰効果が生じより好ましく、同時にベアリング2自体が

5

発生する作動音を無くし、且つモータ構成をより安価な ものとすることが可能となる。

[0020]

【実施の態様】本発明の第1の実施の態様として、本発明をブラシタイプDCモータに用いた例を図1に示す。DCモータの主要な構成は図7に示した従来モータの構成物とほぼ同様であるため、対応する部材には同一番号を付して詳しい説明を省略する。本実施形態に於いては、回転軸11の一端を支持するベアリング2とヨーク軸受ハウジング8との間に、ニトリルゴム製の〇リング103が円環状の吸振材として挿入されている。本実施例に於いて用いたベアリング2の軸受幅、外輪外径はそれぞれ7mm、φ22mmであり、ヨーク軸受ハウジング8の内径、深さは、それぞれφ27mm、7.5mmでありそれに対して、〇リング3の内径、外径、厚さはそれぞれφ22mm、φ27mm、6mmとした。

【0021】回転軸11の振動及び回転軸11によって 伝搬される振動音は、回転体のアンバランスの程度、回転軸11及びベアリング2の寸法、ヨーク軸受ハウジング8の寸法及びベアリング2とヨーク軸受ハウジング8との間の隙間等に依存するため、Oリング3の形状もとれらを考慮した上で設定した。その結果、ヨーク外周部 に於ける騒音の測定結果に於いて、モータ回転時の騒音レベルが従来モータの46dBに対して、本実施例にかかるブラシタイプDCモータは40dBとなり、6dBの騒音低減効果が得られた。

【0022】モータの回転軸及びハウジングの形状はモータの用途によって異なる場合が考えられ、吸振材についても、それに応じて材質、耐久性を考慮した様々な形状のものを用いる場合が考えられる。そこで、〇リング30形状を図2Aから図2Fに示す形状に変えて確認したところ、全てに於いて同様の5~7dBの騒音低減効果が得られた。更に、モータの組立作業の容易化についても図れる形状として図2Gに示す円環部の内径部分に凹部を形成し、内径部にヒダ条の突出部が形成されたような形状のものについても、6dBの騒音低減効果を確認した。本実施例に於いては適当な材質の選択により吸振効果をより高められるだけでなく、ヒダ条の突出部の可発性が高いためにベアリングを吸振材の内周部分に押し込む作業が容易となる。40

【0023】図3に、本発明をブラシレスDCモータに用いた第2の実施の形態を示す。このモータに於いては、回転体部分に永久磁石が固定されており、ハウジング側にアーマチェアコイル及アーマチェアコイルに対する通電用の構成物が固定されている。但し回転軸11、ベアリング2、ヨーク軸受ハウジング8及びOリング3については図1に示した構成と同一となっている。本実施例に於いてもブラシタイプDCモータの場合と同様の効果が得られた。

【0024】次に、本発明の第3の実施の形態を図4に 50 得られた。

示す。本実施例に於いては、ベアリング2に変えてすべり軸受5に用い、更にすべり軸受5外周部とヨーク軸受ハウジング8との間に円環状のニトリルゴム製の〇リング4を吸振材を挿入している。

【0025】本実施の形態に於いて用いたすべり軸受5の軸受幅、外径はそれぞれ8mm、ゆ20mmであり、ヨーク軸受ハウジング8の内径、深さは、それぞれゆ27mm、7.5mmでありそれに対して、Oリング4の内径、外径、厚さはそれぞれゆ20mm、ゆ27mm、8mmとした。本実施の形態に於いては吸振材の弾性によりすべり軸受5に要求される寸法許容精度が大きくなり、ベアリングに対して安価な粉末冶金系含油すべり軸受又は樹脂製含油すべり軸受を用いることが可能である

[0026] 本実施の形態に於いて、回転軸11の振動及び回転軸11によって伝搬される振動音は、回転体のアンバランスの程度、回転軸11及びベアリング2の寸法、ヨーク軸受ハウジング8の寸法及びベアリング2とヨーク軸受ハウジング8との間の隙間等に依存するため、〇リング3の形状もこれらを考慮した上で設定した。その結果、ヨーク外周部に於ける騒音の測定結果に於いて、モータ回転時の騒音レベルが従来モータの46dBに対して、本実施例にかかるブラシタイプDCモータは40dBとなり、6dBの騒音低減効果が得られた。

【0027】次に、Oリング4の形状を図5Aから図5Eに示す形状に変えて確認したところ、全てに於いて同様の騒音低減効果が得られた。更に、モータの組立作業の容易化についても図れる形状として図5Fに示す円環部の内径部分に凹部を形成し、内径部にヒダ条の突出部が形成されたような形状のものについても、5~7dBの騒音低減効果を確認した。

【0028】図6に、第3の実施の形態をブラシレスD Cモータに用いた第4の実施の形態の例を示す。図4に示すブラシDCタイプモータと異なり、回転体部分に永久磁石6が固定されており、ハウジング側にアーマチェアコイル15及アーマチェアコイルに対する通電用の構成物が固定されている。但し回転軸11、すべり軸受5、ヨーク軸受ハウジング8及びOリング4については図4に示した構成と同一となっている。本実施例に於いてもブラシタイプDCモータの場合と同様の6dB騒音低減効果が得られた。

[0029]

【発明の効果】以上に述べてきたように、電動式パワーステアリング装置用DCモータに於いて、回転軸の出力側と異なる端部を支持する軸受と、その軸受を収納するヨーク軸受ハウジングとの間に吸収材を挿入することにより、回転軸の振動等による振動音及び軸受からハウジングへの振動及び作動音の伝搬を低減したDCモータが得られた

8

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の第1の実施の態様を示すDCブラシタ イプモータの概略軸方向断面図である。

【図2】本発明の第1の実施の態様に用いた〇リングの 形状を説明するための図である。

【図3】本発明の第1の実施の態様を示すDCブラシレ スタイプモータの概略軸方向断面図である。

【図4】本発明の第2の実施の態様を示すDCブラシタ イブモータの概略軸方向断面図である。

【図5】本発明の第2の実施の態様に用いた〇リングの 10 17: コミュテータ 形状を説明するための図である。

【図6】本発明の第2の実施の態様を示すDCブラシレ スタイプモータの概略軸方向断面図である。

【図7】従来のDCブラシタイプモータの概略軸方向断 面図及び軸方向に垂直な方向の部分断面図を示す。

【符号の説明】

1、2: ベアリング

3、4: 0リング

*5: すべり軸受

6: 永久磁石

7: ヨーク

8: ヨーク軸受ハウジング

9: フロントブラケット

11: 回転軸

12: モータハウジング

15: アーマチェアコイル

16: ロータ

18: ブラシホルダ

19: ブラシ

20: 皿バネ

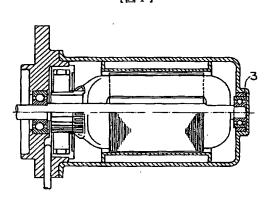
溝 25:

26: 突出部

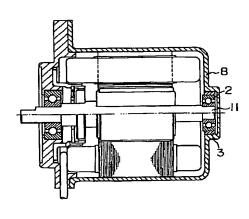
27: 開放部

28: 樹脂モールド

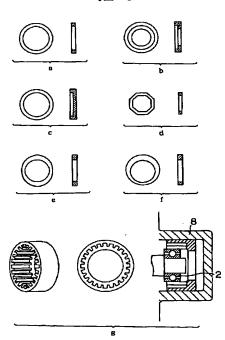
[図1]

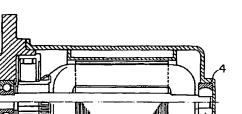


【図3】



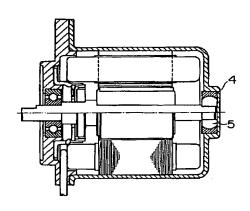
【図2】



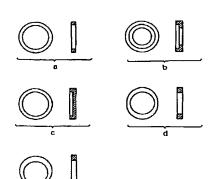


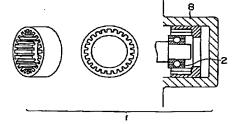
【図4】











[図7]

